

## Electromechanical braking system for a motor vehicle

**Patent number:** DE19826130  
**Publication date:** 1999-12-16  
**Inventor:** WEIBERLE REINHARD (DE); BLESSING PETER (DE)  
**Applicant:** BOSCH GMBH ROBERT (DE)  
**Classification:**  
- **international:** B60T13/74; B60T13/66; B60T8/32; B60T8/60; B60T7/12; B60K28/16  
- **european:** B60T8/88B  
**Application number:** DE19981026130 19980612  
**Priority number(s):** DE19981026130 19980612

**Also published as:**

JP2000016262 (J)  
GB2338274 (A)

**Abstract of DE19826130**

The system comprises control units (12a, 14a, 16a, 18a) for controlling brake actuators (12b, 14b, 16b, 18b) each including an electric motor (M1H) and a locking arrangement (KU1). The locking arrangement is first of all released for actuating a wheel brake. It is closed again after the actuation has been terminated. The control units are supplied with power from independent sources (E1, E2). The system is self diagnostic and in the event of a fault in actuator. A resetting module M1R in the actuator is activated by a signal i1R from a control unit. The actuators are on the same axle.

---

Data supplied from the **esp@cenet** database - Worldwide



①9 BUNDESREPUBLIK  
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES  
PATENT- UND  
MARKENAMT

⑫ **Offenlegungsschrift**  
⑩ **DE 198 26 130 A 1**

⑤ Int. Cl.<sup>6</sup>:  
**B 60 T 13/74**  
B 60 T 13/66  
B 60 T 8/32  
B 60 T 8/60  
B 60 T 7/12  
B 60 K 28/16

②1 Aktenzeichen: 198 26 130.6  
②2 Anmeldetag: 12. 6. 98  
④3 Offenlegungstag: 16. 12. 99



DE 198 26 130 A 1

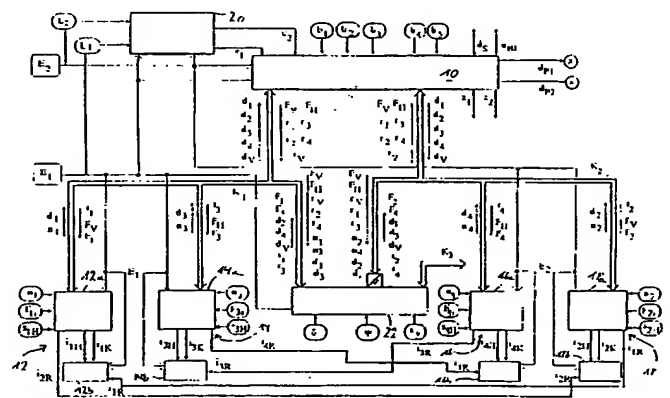
⑦1 Anmelder:  
Robert Bosch GmbH, 70469 Stuttgart, DE

⑦2 Erfinder:  
Weiberle, Reinhard, 71665 Vaihingen, DE; Blessing,  
Peter, Prof., 74078 Heilbronn, DE

**Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen**

⑤4 Elektromechanisches Bremssystem für ein Kraftfahrzeug

⑤7 Es wird ein elektromechanisches Bremssystem für ein Kraftfahrzeug vorgeschlagen, welches wenigstens eine Steuereinheit (12a, 14a, 16a, 18a) umfaßt, die wenigstens einer Radbremse zugeordnet ist. Diese steuert auf der Basis eines Vorgabewertes einen Aktuator zum Betätigen der Radbremse (12b, 14b, 16b, 18b). Der Aktuator weist einen Elektromotor (M1H) und eine Verriegelungseinrichtung, insbesondere eine Ausrückvorrichtung (Ku1), auf. Zur Betätigung der Radbremse über den Elektromotor wird zunächst die Verriegelungseinrichtung gelöst. Nach Beendigung der Betätigung wird die Verriegelungseinrichtung wieder geschlossen.  
Eine weitere Steuereinheit (12a, 14a, 16a, 18a) für eine andere Radbremse wird von einem anderen Energieversorgungssystem mit Energie versorgt. Dieser steuert eine zusätzliche Rückstellmöglichkeit (M1R) im Aktuator im Fehlerfall an.



DE 198 26 130 A 1

## Beschreibung

## Stand der Technik

5 Es wird ein dezentrales elektromechanisches Bremssystem (brake by wire) für ein Kraftfahrzeug beschrieben, das durch seinen dezentralen Aufbau insbesondere den hohen technischen Anforderungen bezüglich Sicherheit und Verfügbarkeit gerecht wird.

Ein derartiges Bremssystem ist z. B. aus der DE-A 196 34 567 bekannt. Das dort gezeigte Bremssystem weist eine dezentrale Struktur auf, bei der eine Pedaleinheit zur Bildung der fahrerwunschabhängigen Führungsgrößen, gegebenenfalls eine Verarbeitungseinheit zur Berücksichtigung von Zusatzfunktionen sowie Radpaareinheiten zur Steuerung bzw. 10 Regelung der Stellglieder der Radbremsen über ein oder mehrere Kommunikationssysteme verbunden ist. Ferner wird das Bremssystem aus wenigstens zwei Bordnetzen mit Energie versorgt. Dadurch wird eine zufriedenstellende Sicherheit und Verfügbarkeit des Bremssystems gewährleistet. Nähere Ausführungen zum Bremsensteller und zur Berücksichtigung von Besonderheiten dieses Stellers bei der Regelung und/oder in Verbindung mit der Sicherheit und Verfügbarkeit des Systems werden dort nicht beschrieben.

Es ist daher Aufgabe der Erfindung, Maßnahmen zur Berücksichtigung von Besonderheiten eines Bremsenstellers, welcher eine Feststellbremsfunktion und/oder zusätzliche Rückstellmöglichkeiten umfaßt, bei der Regelung und/oder in Verbindung mit der Sicherheit und Verfügbarkeit des Systems anzugeben.

Dies wird durch die kennzeichnenden Merkmale der unabhängigen Patentansprüche erreicht.

20

## Vorteile der Erfindung

Die Betriebseigenschaften des Bremssystems werden durch das Zusammenspiel von Elektromotor und Feststellbremse (z. B. einer elektromagnetischen Ausrückvorrichtung) zur Realisierung einer Verstellbewegung der Bremsbeläge 25 einer Scheiben- oder Trommelbremse erheblich verbessert.

Besonders vorteilhaft ist, daß das Bremsmoment durch dieses Zusammenwirken bei geringem Energieaufwand aufgebaut und gehalten werden kann. Dabei ist der Einsatz einer Ausrückvorrichtung vorteilhaft, weil eine eingeleitete Bremskraft dauerhaft ohne Energieaufwand gehalten werden kann. Eine Feststellbremsfunktion läßt sich dadurch einfach realisieren.

30 Durch eine zusätzliche Rückstellmöglichkeit kann ein bösen der Bremse auch bei Ausfall der Energieversorgung erreicht werden, die aus einer von einem anderen Versorgungssystem versorgten Steuereinheit angesteuert wird.

## Zeichnung

35 Die Erfindung wird nachstehend anhand der in der Zeichnung dargestellten Ausführungsformen näher erläutert. Fig. 1 zeigt ein erstes Ausführungsbeispiel der Struktur eines elektromechanischen Bremssystems. Fig. 2 beschreibt die Struktur der Pedaleinheit. Fig. 3 die der Verarbeitungseinheit und die Fig. 4 und 5 die Strukturen von Radeinheiten dieses Bremssystems. Fig. 6 und 7 zeigen die Strukturen eines zweiten und eines dritten Ausführungsbeispiels eines elektromechanischen Bremssystems, während in Fig. 8 die Struktur einer Radeinheit des dritten Ausführungsbeispiel dargestellt 40 ist.

## Beschreibung von Ausführungsbeispielen

Es wird eine Steuerung bzw. Regelung der Betriebs- und Feststellbremsfunktion der Bremsanlage eines Kraftfahrzeuges 45 vorgestellt. Durch die dezentrale Aufteilung des Bremssystems und die im System vorgesehenen Redundanzen wird bei Auftreten von statischen und dynamischen Fehlern die Bremsfunktionalität in hohem Maß aufrechterhalten und die Betriebssicherheit der Bremsanlage sichergestellt. Zudem werden Fehlerzustände für Servicezwecke abgespeichert und gegebenenfalls signalisiert. Die im Text und in den Figuren eingeführten Kurzbezeichnungen für Komponenten und Signale sind dabei im Anhang zusammengestellt.

50 Fig. 1 zeigt ein erstes Ausführungsbeispiel für die Struktur eines elektromechanischen Bremssystems und die jeweils ausgetauschten Signale. Das System ist durch eine dezentrale Struktur charakterisiert, die sich aus den Systemkomponenten Pedaleinheit 10, vier Radeinheiten 12, 14, 16 und 18, Energiediagnoseeinheit 20 und Verarbeitungseinheit 22 ergibt.

Das Pedalmodul 10 des elektromechanischen Bremssystems übernimmt primär die Erfassung des Bremswunsches des 55 Fahrers, die Analyse des Gesamtsystemzustandes und die Einleitung von Rückfallstrategien im Fehlerfalle.

Jede Radeinheit (12, 14, 16, 18) ist aus einem Radmodul (12a, 14a, 16a, 18a), der Radsensorik (vgl. z. B. n1, F1i, s1H, etc.) und einem Aktuator (12b, 14b, 16b, 18b) aufgebaut. Ein Radmodul (12a, 14a, 16a, 18a) umfaßt jeweils ein Mikrorechnersystem, eine Überwachungskomponente und die Leistungselektronik zur Ansteuerung des Aktuators.

Die elektrische Energieversorgung des elektrischen Systems erfolgt über die beiden unabhängigen Bordnetze E<sub>1</sub> und 60 E<sub>2</sub>. Je zwei Radeinheiten werden von derselben Energiequelle versorgt. Bei der in Fig. 1 betrachteten Systemstruktur wird von einer Diagonalaufteilung ausgegangen, d. h. die Radeinheiten (12, 14) für die Räder vorne links und hinten rechts werden von einer gemeinsamen Energiequelle E<sub>1</sub> gespeist. Das gleiche gilt für die Radeinheiten (16, 18) für die Räder vorne rechts und hinten links, die von der Energiequelle E<sub>2</sub> versorgt werden. Eine Ausführungsvariante, in der die beiden Radeinheiten einer Achse jeweils einer Energiequelle zugeordnet werden, ist ebenfalls möglich. Sie wird im folgenden nicht weiter betrachtet. Die nachfolgend beschriebenen Vorgehensweisen werden bei dieser Aufteilung mit den 65 entsprechenden Vorteilen ebenfalls eingesetzt. Die Radeinheiten sind in der Nähe der jeweiligen Radbremse angeordnet, während Pedaleinheit und Verarbeitungseinheit gemeinsam oder getrennt an einer zentraleren Stelle angebracht sind.

Der Datenaustausch zwischen den einzelnen Komponenten des Bremssystems geschieht mittels zweier unabhängiger

Kommunikationseinrichtungen  $K_1$  und  $K_2$ , die vorzugsweise als serielle Bussysteme, z. B. CAN, realisiert sind. Die Kommunikationseinrichtungen  $K_1$  und  $K_2$  werden von den unterschiedlichen Bordnetzen gespeist. Zudem wird mittels eines Kommunikationssystems  $K_3$  die Verbindung zu der Steuereinheit des Motormanagements realisiert.

In jedem Radmodul wird die Ansteuerung des zugehörigen Aktuators zur Ausregelung der gewünschten Zuspannkraft oder des gewünschten Bremsmomentes realisiert. Hierzu wird in jedem Aktuator alternativ die Radzuspannkraft bzw. das Radbremsmoment durch Sensoren erfaßt. Der elektromechanische Aktuator wirkt über eine Getriebestufe auf die Zuspannwege von Scheiben- bzw. Trommelbremsen ohne hydraulische Zwischenstufe. Die Radeinheit regelt hierzu die radindividuelle Zuspannkraft bzw. das radindividuelle Bremsmoment. Die notwendige Führungsgröße wird über das zugeordnete Bussystem vorgegeben.

In einem bevorzugten Ausführungsbeispiel enthält der Aktuator (12b, 14b, 16b, 18b) einer Radeinheit zusätzlich eine elektromagnetisch gelüftete Ausrückvorrichtung (Ansteuerung über i1K, i2K, i3K, i4K), die einerseits die Feststellbremsfunktion ausübt und zudem in stationären Bremsphasen das Bremssystem ohne Energieverbrauch in der aktuellen Position arretiert. Im Aktuator (12h, 14h, 16h, 18h) eines jeden Rades ist zudem eine Rückstellrichtung integriert (Ansteuerung über i1R, i2R, i3R, i4R), die bei allen Fehlertypen, die ein Lösen der Bremsen eines Rades verhindern würden, das betroffene Rad freischaltet. Um diese Fehlertypen auch bei Ausfall einer Energiediagnoseeinheit (20) beherrschen zu können, erfolgt die Ansteuerung der Rückstellrichtung durch die benachbarte Radeinheit derselben Achse (z. B. für 12b aus 18a). Bei der betrachteten diagonalen Aufteilung der Energiekreise werden die beiden Radeinheiten einer Achse stets aus unterschiedlichen Energiequellen gespeist. Dadurch kann bei Ausfall einer Energiequelle in jedem beliebigen Zustand zumindest ein Lösen des betroffenen Aktuators mittels der Rückstellrichtung erreicht werden.

Das Energiediagnosemodul (20) ermittelt den Ladezustand der Energieversorgungseinheiten und übergibt diese Information ( $c_1$ ,  $c_2$ ) dem Pedalmodul (10).

Eine detaillierte Beschreibung der Funktionen und der Struktur der Systemkomponenten des elektromechanischen Bremssystems wird in den folgenden Abschnitten anhand der Fig. 2 bis 5 gegeben.

Fig. 2 zeigt den prinzipiellen Aufbau des Pedalmoduls (10).

Die Aufgaben dieser Systemkomponente sind die Erfassung des Bremswunsches des Fahrers und zwar bezüglich der Betriebs- und Feststellbremse und die Bildung der hierfür erforderlichen Führungsgrößen für die Räder der Vorder- und Hinterachse; die Erfassung und Auswertung der Statusbotschaften aller Systemkomponenten des elektromechanischen Bremssystems; die Analyse des aktuellen Gesamtzustandes des Bremssystems, gegebenenfalls die Einleitung von Rückfallmaßnahmen und die Signalisierung des Fehlerzustandes an den Fahrer bzw. Abspeicherung innerhalb eines FehlerSpeichers; die Initialisierung aller Komponenten des Bremssystems nach Einschalten der Zündung bzw. bei Betätigen der Bremse bei ausgeschalteter Zündung; das Abschalten des Bremssystems nach Beendigung einer Fahrt; und die Ansteuerung des Bremslichtes.

Die Fahrerwunscherfassung für eine Betriebsbremse geschieht durch die unabhängigen Sensoren  $b_1$ ,  $b_2$  und  $b_3$ , die vorzugsweise in einer diversitären Realisierung den analogen Fahrerwunsch (Bremspedalwinkel und/oder die Kraft der Betätigung) am Bremspedal erfassen. Die Sensoren werden durch die unterschiedlichen Energieversorgungen  $E_1$  bzw.  $E_2$  gespeist, z. B. die Sensoren  $b_1$  und  $b_2$  durch die Energieversorgung  $E_1$  und die Sensoren  $b_2$  und  $b_3$  durch die Energieversorgung  $E_2$ . Der Fahrerwunsch einer Feststellbremsbetätigung wird über die Sensoren  $b_4$  und  $b_5$  erfaßt (ebenfalls z. B. durch Erfassung der Auslenkung des Feststellbremshebels), die von den unterschiedlichen Energieversorgungen gespeist werden. Je ein analoger Sensor für die Erfassung des Betriebsbremswunsches wie auch des Feststellbremswunsches könnte auch durch einen binären Geber ersetzt werden.

Das Pedalmodul 10 selbst ist fehlertolerant aufgebaut, z. B. durch eine Realisierung mittels eines redundanten Mikrorechnersystems bestehend aus den Mikrorechnern  $P_1$  und  $P_2$ , das zudem die erforderlichen Peripherie-, Speicher- und Watchdogbaugruppen enthält, und einer Überwachungskomponente  $P_3$ . Die Mikrorechner  $P_1$  und  $P_2$  sowie die Überwachungskomponente  $P_3$  kommunizieren über den internen Kommunikationskanal C, der z. B. durch ein serielles Bussystem oder mit seriellen Schnittstellen realisiert ist. Innerhalb der Mikrorechnersysteme  $P_1$  und  $P_2$  sind die unabhängigen Programme Pr1 und Pr2 implementiert. Mittels des Rechnerprogrammes Pr1 werden über die Eingangsschnittstelle  $U_1$  die Sensorsignale  $b_1$  bis  $b_5$  erfaßt, gespeichert und über den Kommunikationskanal C dem Mikrorechner  $P_2$  zur Verfügung gestellt. In entsprechender Weise werden mittels des Rechnerprogrammes Pr2 über die Eingangsschnittstelle  $U_2$  die Sensorsignale  $b_1$  bis  $b_5$  erfaßt, gespeichert und zum Mikrorechner  $P_1$  übertragen. Innerhalb beider Rechner stehen somit 6 Meßwerte des Fahrerwunsches für Betriebsbremse und 4 Meßwerte des Fahrerwunsches für eine Feststellbremsbetätigung zur Verfügung.

Aus den Meßwerten für die Betriebsbremse wird in den Mikrorechnern  $P_1$  und  $P_2$  jeweils durch Majoritätsauswahl jeweils ein repräsentativer Signalwert für den Betriebsbremswunsch  $b_{B,rep}$  ermittelt. Dies erfolgt unter Gewichtung von möglichen Einzelfehlern, indem die Einzelmeßwerte, die über ein bestimmtes Maß hinaus von den anderen abliegen, nicht zur Bildung der Referenzwerte herangezogen werden. Die in den Mikrorechnern  $P_1$  und  $P_2$  berechneten Referenzwerte werden mit  $b_{B,rep,1}$  bzw.  $b_{B,rep,2}$  bezeichnet. Überschreitet der Referenzwert  $b_{B,rep,1}$  einen vorgebbaren Grenzwert, so erfolgt die Ansteuerung des Bremslichtes mittels des Signales  $u_{BL}$ .

Aus den Meßwerten des Fahrerwunsches für Feststellbremsbetätigung werden in beiden Mikrorechnern ebenfalls repräsentative Signalwerte berechnet. Die in den Mikrorechnern  $P_1$  und  $P_2$  ermittelten repräsentativen Signalwerte werden mit  $b_{F,rep,1}$  bzw.  $b_{F,rep,2}$  bezeichnet. Diese repräsentativen Signalwerte sind bei Stillstand des PKWs (der z. B. durch Auswertung eines oder mehrerer Radgeschwindigkeitssignale ermittelt wird) die Maximalwerte der gemessenen Sensorsignale  $b_4$  und  $b_5$  und im Bewegungszustand des PKWs, d. h. außerhalb des Stillstandes, die Minimalwerte dieser beiden Sensorsignale.

Aus den Referenzwerten  $b_{B,rep,1}$  und  $b_{B,rep,2}$  wird in beiden Mikrorechnern mittels einer abgespeicherten Pedalcharakteristik jeweils die Führungsgröße für die gewünschte mittlere Zuspannkraft bzw. das gewünschte mittlere Bremsmoment eines Rades bei einer Betriebsbremse berechnet. Diese Führungsgröße wird im Mikrorechner  $P_1$  mit  $F_{B,rep,1}$  und im Mikrorechner  $P_2$  mit  $F_{B,rep,2}$  bezeichnet.

Aus den Sensorsignalen  $b_{F,rep,1}$  und  $b_{F,rep,2}$  werden in den Mikrorechnern  $P_1$  und  $P_2$  ebenfalls jeweils unter Nutzung ei-

ner vorgebbaren abgespeicherten Kennlinie der Fahrerwunsch für die mittlere Zuspannkraft bzw. das mittlere Bremsmoment eines Rades bei einer Feststellbremsung ermittelt. Diese Führungsgröße wird im Mikrorechner  $P_1$  mit  $F_{F, res, 1}$  bzw. im Mikrorechner  $P_2$  mit  $F_{F, res, 2}$  bezeichnet.

Die in einem Mikrorechner berechneten Führungsgrößen für den Betriebsbremswunsch und den Feststellbremswunsch werden dem jeweiligen anderen Mikrorechner über den internen Kommunikationskanal C zur Verfügung gestellt. In beiden Mikrorechner wird  $F_{B, res, 1}$  mit  $F_{B, res, 2}$  und  $F_{F, res, 1}$  mit  $F_{F, res, 2}$  verglichen. Stimmen die Vergleichswerte jeweils innerhalb einer vorgebbaren Toleranzgrenze überein, so wird eine resultierende Größe für den Betriebsbremswunsch  $F_{B, res}$  durch arithmetische Mittelung aus den Größen  $F_{B, res, 1}$  und  $F_{B, res, 2}$ , die resultierende Größe für den Feststellbremswunsch  $F_{F, res}$  durch arithmetische Mittelung der Größen  $F_{F, res, 1}$  und  $F_{F, res, 2}$  gebildet.

Stimmen die Vergleichswerte nicht überein, werden mittels der Überwachungskomponente  $P_3$  aufgrund der unten beschriebenen Rechnerüberwachung die fehlerfreien Signalwerte sowohl für den Betriebsbremswunsch wie auch für den Feststellbremswunsch eindeutig detektiert. In beiden Mikrorechnern werden die fehlerfreien Signalwerte den Größen  $F_{B, res}$  bzw.  $F_{F, res}$  zugewiesen.

Aus den Signalen  $F_{B, res}$  und  $F_{F, res}$  entsteht die resultierende mittlere Zuspannkraft eines Rades  $F_{res}$  durch die Beziehung  $F_{res} = \text{Maximum}(F_{B, res}, F_{F, res})$ .  $F_{res}$  könnte in einer alternativen Ausführung auch dem resultierenden mittleren Bremsmoment eines Rades entsprechen, das durch eine Betätigung der Betriebs- bzw. Feststellbremse gefordert wird. Aus  $F_{res}$  werden im Sinne einer geeigneten Aufteilung die gewünschten Zuspannkräfte bzw. Bremsmomente für die Räder der Vorderachse  $F_{V, res}$  bzw. für die Räder der Hinterachse  $F_{H, res}$  berechnet.

Mittels der Kommunikationssysteme  $K_1$  und  $K_2$  überträgt das Pedalmodul die Sollwerte für die Zuspannkräfte bzw. Bremsmomente  $F_{V, res}$  und  $F_{H, res}$  an die angeschlossenen Komponenten des elektromechanischen Bremssystems.

Durch die diversifizierte Erfassung und Berechnung werden Fehler, die zu unbeabsichtigter Bremsung oder einer falschen Führungsgröße für die Radzuspannkraft bzw. das Radbremsmoment führen würden, erkannt. Auch verfälschte Speicherinhalte, die zu einer gleichen Fehlerwirkung führen würden, werden erkannt. Die Überwachungskomponente  $P_3$  kommuniziert mit den Mikrorechnern  $P_1$  bzw.  $P_2$  mittels des internen Bussystem C. Sie dient zur Überwachung der Programmabläufe in den Programmen  $Pr1$  und  $Pr2$  und zudem zur Überprüfung der Rechenfähigkeit der Mikrorechner  $P_1$  und  $P_2$ . Um die Sicherheit im Falle eines Rechnerfehlers in  $P_1$  oder  $P_2$  zu gewährleisten, müssen in diesem Fehlerfall die Programme  $Pr1$  und  $Pr2$  trotzdem noch ordnungsgemäß ablaufen, oder der nicht ordnungsgemäße Ablauf muß sicher erkannt werden. Bei nicht ordnungsgemäßem Ablauf wird der zugehörige Rechnerkanal abgeschaltet und es erfolgt eine Fehlersignalisierung über die Signale  $dp_1$  bzw.  $dp_2$ . Die Kontrolle der Funktionsfähigkeit erfolgt in der dargestellten Ausführungsvariante durch eine Frage-Antwort-Kommunikation. Die Mikrorechner  $P_1$  und  $P_2$  holen aus der Überwachungskomponente eine Frage ab und beantworten diese jeweils unter Berücksichtigung aller sicherheitsrelevanten Programmteile innerhalb eines vorgegebenen Zeitintervalles. Die Fragen sind so vorzugeben, daß eine richtige Antwort nur bei einem fehlerfreien Ablauf dieser Programmteile, insbesondere des Rechnerfunktionstests (RAM-, ROM-Test, etc.) und des Befehlstests (bzgl. Addition, Subtraktion, etc.), gegeben ist. Die aus den Teilprogrammen gebildeten Teilantworten werden in jedem Mikrorechner zu einer Gesamtantwort zusammengefaßt. In der Überwachungskomponente werden die von den Mikrorechnern  $P_1$  und  $P_2$  jeweils bereitgestellten Gesamtantworten hinsichtlich des Zeitintervalles des Eintreffens und auf bitgenaue Übereinstimmung mit der zur Frage passenden richtigen Antwort überprüft und gegebenenfalls Fehlerbeherrschungsstrategien, z. B. Signalisierung und Kanalabschaltung, eingeleitet. Die Funktionsfähigkeit der Überwachungskomponente wird von den Mikrorechnern  $P_1$  und  $P_2$  durch geeignete Testfragen überprüft. Diese Testfragen können von der Überwachungskomponente nur bei vollständig korrekter Funktion richtig beantwortet werden.

Im Pedalmodul werden zudem die internen Fehlerzustände und die Fehlersignalbotschaften  $d_1$ ,  $d_2$ ,  $d_3$  und  $d_4$  der angeschlossenen Radeinheiten bzw. die Fehlerbotschaft  $d_5$  der Verarbeitungseinheit erfaßt und in einem Fehlerspeicher abgespeichert. Zudem erfolgt die Erfassung der Statussignale  $c_1$  und  $c_2$  der Energiediagnoseeinheit. Diese Erfassung geschieht sowohl während einer Testphase vor Fahrtbeginn wie auch in allen Betriebsphasen einer Fahrt. Alle Fehler- und Statussignale werden innerhalb des Pedalmoduls mittels vorgegebener Tabellen, in denen für jede Fehlerart und für jeden Status eine durchzuführende Aktion abgelegt ist, ausgewertet. Als Ergebnis der Auswertung werden in der Fahrtphase entsprechend des Gefährdungspotentials der Fehlerzustände Botschaften für Rückfallstrategien in den verschiedenen Komponenten des Bremssystems eingeleitet, die an die Verarbeitungseinheit und die Radeinheiten mittels der Signale  $r_1$ ,  $r_2$ ,  $r_3$ ,  $r_4$  und  $r_5$  übertragen werden. Bei sicherheitsrelevanten Fehlern erfolgt eine Signalisierung für den Fahrer mittels der Fehlersignale  $dp_1$  bzw.  $dp_2$ . Bei Fehlerzuständen, die in der Testphase vor Fahrtbeginn detektiert werden, erfolgt ebenfalls eine Fahrersignalisierung. Bei sicherheitskritischen Fehlern wird die Bremssysteminitialisierung abgebrochen und das Lösen der Feststellbremse verhindert. Bei sicherheitskritischen Betriebszuständen während einer Fahrt ist zudem ein Eingriff in das Motormanagement zur Reduzierung des verfügbaren Antriebsmomentes realisierbar.

Mittels der Signalleitungen  $z_1$  bzw.  $z_2$  werden durch das Pedalmodul die weiteren Komponenten des elektromechanischen Bremssystems nach Einschalten der Zündung bzw. auch bei Betätigung der Bremse bei ausgeschalteter Zündung initialisiert. Zudem erfolgt mittels dieser Signale ein gezieltes Abschalten der Systemkomponenten bei Beendigung der Fahrt.

Mittels der Serviceschnittstelle  $d_5$  wird dem Servicepersonal der Zugang zum Bremssystem und das Auslesen des Fehlerspeichers für das Gesamtsystem ermöglicht.

Die Energiediagnoseeinheit (20) übernimmt die Überwachung der Energieversorgungseinheiten (Batterien) bezüglich einer ausreichenden Kapazität für die bei Bremsvorgängen erforderliche Leistung und Energie. Hierzu muß zumindest die zur Erzielung der vom Gesetzgeber vorgeschriebenen Mindestbremswirkung benötigte Energie gesichert sein. Die Überwachung erfolgt mittels geeigneter Sensoren  $L_1$  und  $L_2$ , z. B. zur Messung der Lade- und Verbraucherströme, und eines mathematischen Modelles. Dieses Modell berücksichtigt die elektrochemischen und physikalischen Eigenschaften wie auch die Vorgeschichte, z. B. die Anzahl der Tiefentladungen, der Energieversorgungseinheiten. Die Energiediagnoseeinheit ist vorzugsweise in Form eines redundanten Mikrorechnersystems realisiert, das über beide Energiequellen gespeist wird und dessen Teilsysteme über ein internes Bussystem Daten austauschen können.

In der Verarbeitungseinheit (22) werden die übergeordneten Funktionen des Bremssystems realisiert. Hierzu gehören

insbesondere die Berechnungen der radindividuellen Führungsgrößen  $F_1$ ,  $F_2$ ,  $F_3$  und  $F_4$  für die Zuspännkräfte bzw. Bremsmomente eines Rades. Die Berechnungen erfolgen unter Einbeziehung bekannter Prinzipien wie die Berücksichtigung der radspezifischen Drehzahlen bei Vollbremsungen im Sinne eines Anublockierschutzes, die Berücksichtigung einer Antriebsschlupfregelungsfunktion, die Realisierung einer Fahrdynamikregelung zur Vermeidung von Schleuderzuständen unter Einbeziehung weiterer Sensoren, z. B. für Lenkwinkel  $\delta_L$ , Querschleunigung  $a_y$  und Gierwinkelgeschwindigkeit  $\dot{\psi}$ , die Berücksichtigung der radindividuellen Bremsbelagstärke bei Teilbremsungen mit dem Ziel einen gleichmäßigen Verschleiß der Bremsbeläge zu erzielen, die Realisierung einer Hillholder-Funktion, die Berücksichtigung des Beladungszustandes zur Erzielung einer optimalen Bremskraftaufteilung auf die Räder der Vorder- und Hinterachse, die Erzielung einer adaptiven Bremskraftverteilung zwischen dem kurveninneren und kurvenäußeren Rad einer Achse in Abhängigkeit vom gemessenen Lenkwinkel, um eine verbesserte Fahrdynamik zu erreichen, die Korrekturen der Einzelbremskräfte bei Ausfall einer Radeinheit, die gezielten Eingriffe in das Motormanagement bei einem Bremswunsch über das Kommunikationssystem  $K_3$ , und den Eingriff in das Motormanagement im Falle eines sicherheitskritischen Fehlers des Bremssystems. Zusätzlich stehen der Verarbeitungseinheit noch die gemessenen Istwerte der Regelgrößen  $F_{1i}$ ,  $F_{2i}$ ,  $F_{3i}$  und  $F_{4i}$  zur Berechnung der radindividuellen Führungsgrößen  $F_1$  bis  $F_4$  zur Verfügung. Ferner kann optional die Bestimmung von fahrdynamischen Referenzgrößen zur Unterstützung der Überwachungsfunktionen innerhalb der Radeinheiten ermittelt werden. Details werden bei der Beschreibung der Funktionen der Radeinheit ausgeführt.

Die Verarbeitungseinheit (22) ist gemäß Fig. 3 redundant durch zwei Mikrorechnersysteme RV1 und RV2 aufgebaut, die über einen internen Kommunikationskanal C1 die berechneten Daten austauschen. Über die beiden Kommunikationssysteme  $K_1$  und  $K_2$  empfängt die Verarbeitungseinheit (22) von den Radeinheiten (12 bis 18) die radindividuellen Drehzahlen ( $n_1$  bis  $n_4$ ), die Istwerte der Zuspännkraft bzw. des Bremsmoments ( $F_{1i}$  bis  $F_{4i}$ ) und von der Pedaleinheit (10) die Führungsgrößen für die Zuspännkraft bzw. das Bremsmoment für die Räder der Vorderachse  $F_V$  bzw. für die Räder der Hinterachse  $F_H$ .

Bei Ausfall eines Rechnerkanals in der Pedaleinheit (10) wird der Datentransport über das angeschlossene Kommunikationssystem unterbrochen. Die Verarbeitungseinheit (22) übermittelt bei dieser Fehlerkonstellation die vom anderen Rechnerkanal des Pedalmoduls (10) empfangenen achsindividuellen Führungsgrößen  $F_V$  und  $F_H$  wie auch Botschaften ( $r_1$  bis  $r_4$ ) für die Rückfallstrategien an die angeschlossenen Radeinheiten (12 bis 18). Zudem können bei diesem Fehler die Diagnosebotschaften ( $d_1$  bis  $d_4$ ) der Radeinheiten an den funktionsfähigen Rechnerkanal des Pedalmoduls weitergeleitet werden. Beispielfähig werde hierzu der Ausfall des Mikrorechners  $P_2$  im Pedalmodul betrachtet. Bei diesem Fehlerfall können die Botschaften vom Pedalmodul über das Kommunikationssystem  $K_1$  und die Verarbeitungseinheit den Radmodulen 2 und 4 übermittelt werden. Den umgekehrten Weg nehmen die Diagnosebotschaften aus den Radmodulen 2 und 4. Zur Berechnung der für eine FDR-Funktion erforderlichen radindividuellen Führungsgrößen werden zusätzlich in der Verarbeitungseinheit (22) die hierfür notwendigen Größen (Lenkwinkel, Querschleunigung und Drehrate) erfaßt.

Die o.a. Berechnungen werden unabhängig in den beiden Rechnersystemen RV1 und RV2 durchgeführt und miteinander verglichen. Bei inkonsistenten Ergebnissen wird die Verarbeitungseinheit abgeschaltet und eine Fehlerstatusbotschaft  $d_5$  über das Kommunikationssystem abgesandt.

Innerhalb der Radeinheiten werden die Regelungen der radindividuellen Zuspännkräfte bzw. Bremsmomente realisiert. Die Kommunikationssysteme  $K_1$  und  $K_2$  stellen hierzu die Führungsgrößen bereit.

Die Radeinheiten werden von verschiedenen elektrischen Energiequellen gespeist, die Radeinheiten 12 und 14 von der Energiequelle  $E_1$  bzw. die Radeinheiten 16 und 18 von der Energiequelle  $E_2$ . Die Verbindung der Radeinheiten zu den weiteren Systemmodulen wird zudem mit unterschiedlichen Kommunikationssystemen realisiert. Die Radeinheiten 12 und 14 kommunizieren über  $K_1$ , Radeinheiten 16 und 18 über  $K_2$ .

Betrachtet werde im folgenden die Radeinheit 12 gemäß Fig. 4. Die anderen Radeinheiten sind entsprechend aufgebaut. Die Radeinheit 12 dient zur Regelung der Zuspännkraft bzw. des Bremsmomentes eines Rades und zur Einleitung einer Rückzugs-Strategie bei einer Störung im Aktuator 18b der Radeinheit 18. Die Radeinheit 12 kommuniziert mit den anderen Systemkomponenten mittels des Kommunikationssystems  $K_1$ . Über dieses System erhält die Radeinheit folgende Größen:

$F_1$ : Radindividuelle Führungsgröße für die Regelung der Zuspännkraft oder des Bremsmomentes des Rades. Diese Größe wird zum Zeitpunkt eines ABS-, ASR oder FDR-Eingriffes von der Verarbeitungseinheit (22) bereitgestellt. Diese Führungsgröße könnte in einer weiteren Ausführungsvariante zusätzlich von der Verarbeitungseinheit spezifisch für folgende Aufgaben berechnet werden:

- a) zur Erzielung eines gleichmäßigen Verschleißes aller Bremsbeläge eines Fahrzeuges
- b) zur Adaption der Verteilung des Gesamtbremsmomentwunsches des Fahrers auf die Räder der Vorder- bzw. Hinterachse in Abhängigkeit von der momentanen Achslastverteilung
- c) zur Erzielung einer adaptiven Bremskraftverteilung zwischen dem kurveninneren und kurvenäußeren Rad einer Achse in Abhängigkeit vom gemessenen Lenkwinkel, um eine verbesserte Fahrdynamik zu erreichen.

$F_V$ : Ersatzführungsgröße Vorderachse für die Zuspännkraft bzw. das Bremsmoment eines Rades der Vorderachse. (Für die der Hinterachse zugeordneten Radeinheiten wird in entsprechender Weise die Ersatzführungsgröße  $F_H$  verwendet.) Die Führungsgröße  $F_V$  wird aus dem Betriebs- und Feststellbremswunsch des Fahrers gebildet und den beiden Radeinheiten der Vorderachse sowie der Verarbeitungseinheit bereitgestellt. Die achsspezifische Führungsgröße wird innerhalb einer Radeinheit zur Regelung der Zuspännkraft bzw. des Bremsmomentes verwendet, sofern keine abweichende radindividuelle Führungsgröße in der Verarbeitungseinheit gebildet wurde oder auch bei Ausfall der Verarbeitungseinheit.

$r_1$ : Steuerbotschaft zur Einleitung eines veränderten Verarbeitungsablauf in der Radeinheit. Diese Botschaft wird von der Pedaleinheit oder der Verarbeitungseinheit aus den eintreffenden Fehlersignalbotschaften der angeschlossenen Systemmodule gebildet.

Die über das Kommunikationssystem eintreffenden Signale werden redundant in den Speicherzellen  $S_i$  des Mikrorechnersystems  $R_{1A}$  abgelegt. Zur Funktionsüberwachung der Radeinheit können in Ausführungsvarianten zusätzlich noch die folgenden über das Kommunikationssystem  $K_1$  eintreffenden Signale verarbeitet werden:

- 5  $a_{R2}, a_{R3}, a_{R4}$ : Verzögerungen der anderen Räder
- $a_{V,ref}$ : Referenzwert für die Verzögerungsdifferenz der Räder der Vorderachse
- $s_{R2}, s_{R3}, s_{R4}$ : Schlupf der anderen Räder
- $\Delta s_{V,ref}$ : Referenzwert für die Schlupfdifferenz zwischen den Rädern der Vorderachse
- $v_F$ : Schätzwert für Fahrzeuggeschwindigkeit.

10

Als Ausgabegrößen der Radeinheit werden den angeschlossenen Systemmodulen die folgenden Signale über das Kommunikationssystem  $K_1$  zugeführt:

- $n_1$ : Aufbereitetes Drehzahlsignal des zugeordneten Rades
- 15  $d_1$ : Zyklische Fehlersignalsbotschaft der Radeinheit
- $F_{1i}$ : gemessener Istwert der Regelgröße.

Zur Funktionsüberwachung in den anderen Radeinheiten werden in Ausführungsvarianten zusätzlich noch die folgenden Größen von der Radeinheit 12 benötigt:

20

- $a_{R1}$ : Verzögerung des zugeordneten Rades
- $s_{R1}$ : Schlupf des zugeordneten Rades.

Diese Signale werden über das Kommunikationssystem  $K_1$  den anderen Systemmodulen bereitgestellt.

25

Die Radeinheit 12 umfaßt folgende Komponenten

- a) Mikrorechnersystem  $R_{1A}$  mit den zugehörigen Peripherie-, Speicher- und Watchdogbaugruppen
- b) Überwachungskomponente  $R_{1B}$
- c) Elektromotor  $M_{1H}$  einschließlich der erforderlichen Getriebestufe zur Umsetzung der Drehbewegung in eine Zu-
- 30 stellbewegung des Bremsbelages einer Scheiben- oder Trommelbremse
- d) Elektromagnetisch gelüftete Ausrückvorrichtung  $Ku_1$ , die Eingriff auf eine innerhalb des Momentenflusses zwischen Elektromotor und Bremsbelag liegende Welle hat, die im stromlosen Zustand mittels eines Federelementes geschlossen wird und in diesem Zustand für die Aufrechterhaltung der aktuellen Winkelposition der Welle sorgt. Die Auslegung dieser Ausrückvorrichtung muß sicherstellen, daß damit jede eingesteuerte Zuspannkraft auf die
- 35 Bremsscheibe eingehalten werden kann.
- e) Rückstellmodul  $M_{1R}$ , realisiert in Form einer elektromagnetisch betätigbaren Ausrückvorrichtung oder als Elektromotor. Dieses Modul wird von der Energiequelle  $E_2$  gespeist und wird von der Radeinheit 18 angesteuert.
- f) Leistungselektronik  $LE_{1H}$  zur Ansteuerung des Elektromotors  $M_{1H}$
- g) Leistungselektronik  $LE_{1K}$  zur Ansteuerung der elektromagnetisch betätigten Ausrückvorrichtung  $Ku_1$
- 40 h) Leistungselektronik  $LE_{2R}$  zur Ansteuerung des Rückstellmoduls  $M_{2R}$ , das in der Radeinheit 18 integriert ist.

Die Positionen c), d) und e) werden im folgenden als Aktuator 12b der Radeinheit 12 bezeichnet.

Dem Mikrorechnersystem  $R_{1A}$  werden die folgenden vom zugeordneten Rad stammenden Eingangssignale über periphere Eingangsbaugruppen zugeführt und redundant in den Speicherzellen  $S_i$  abgelegt: Raddrehzahl  $n_1$ , Istwert für die Radzuspannkraft bzw. für das Radbremsmoment  $F_{1i}$ , Zuspannweg bzw. Drehwinkel der Getriebestufe oder des Elektromotors  $s_{1H}$  und gegebenenfalls Motorstrom des Aktuators  $i_{1H}$ .

Innerhalb des Mikrorechners  $R_{1A}$  wird zunächst aus den über den Kommunikationskanal zyklisch empfangenen Größen  $F_1$  bzw.  $F_V$  die Führungsgröße  $F_{1F}$  ausgewählt. Mittels des aktuell gemessenen Istwertes  $F_{1i}$  für die Radzuspannkraft bzw. für das Radbremsmoment wird daraus die Regeldifferenz  $x_{d1}$  gemäß

50

$$x_{d1}(t) = F_{1F}(t) - F_{1i}(t) \quad (1)$$

gebildet. Mit vorzugebenden Grenzwerten  $\epsilon$  und  $\mu$  und Zeitintervallen  $T_\epsilon$  und  $T_\mu$  können dann die Vergleiche gemäß

55  $|x_{d1}(t)| \leq \epsilon \text{ für } 0 < t < T_\epsilon \quad (2)$

$$|dx_{d1}(t)/dt| \leq \mu \text{ für } 0 < t < T_\mu \quad (3)$$

durchgeführt werden. Falls die Bedingungen (2) und (3) erfüllt sind, werden keinerlei Stelleingriffe am Aktuator ausgeführt. Ist diese Bedingung nicht erfüllt, so wird mittels eines digitalen Regelalgorithmus unter Berücksichtigung der zuletzt ausgegebenen Stellgröße (z. B. eines Proportional-/Integral-Reglers oder eines Proportional-/Integral-/Differential-Reglers) die erforderliche aktuelle Stellgröße für die Ausregelung der Radzuspannkraft bzw. des Radbremsmomentes berechnet. Diese Stellgröße wird in Form des PWM-Signals  $u_{1H}$  an die Leistungselektronik  $LE_{1H}$  ausgegeben. Zudem wird die elektromagnetisch gelüftete Ausrückvorrichtung  $Ku_1$  über das Steuersignal  $f_1$  und die Leistungselektronik  $LE_{1K}$  angesteuert, wodurch eine Drehbewegung des Motors zur Erzielung einer veränderten Radzuspannkraft erst ermöglicht wird. Sind während des Ausregels der Zuspannkraft bzw. des Radbremsmomentes die Bedingungen (2) und (3) erfüllt, so wird die Ansteuerung der elektromagnetisch betätigten Ausrückvorrichtung  $Ku_1$  beendet und anschließend der Elektromotor  $M_{1H}$  stromlos geschaltet. Um aufgrund einer Fehlfunktion des Mikrorechnersystems  $R_{1A}$  eine ungewollte Ver-



änderung der Radzuspannkraft zu vermeiden, wird eine Ansteuerung des Elektromotors mittels des Stromes  $i_{1H}$  erst ermöglicht, falls das Freigabesignal  $g_{1H}$  und zusätzlich das Freigabesignal  $e_{1H}$  von der Überwachungskomponente  $R_{1B}$  am Ansteuerteil der Leistungselektronik  $LE_{1H}$  anstehen (vgl. &-Verknüpfung in  $LE_{1H}$ ).

Um auch eine ungewollte Verminderung der durch die Ausrückvorrichtung aufrechterhaltenen Radzuspannkraft vermeiden zu können, ist die Ansteuerung der Ausrückvorrichtung  $Ku_1$  mittels des Stromes  $i_{1K}$  erst möglich, wenn sowohl das Freigabesignal  $g_{1H}$  und das Freigabesignal  $e_{1H}$  von der Überwachungskomponente  $R_{1B}$  bereitgestellt werden (vgl. &-Verknüpfung in  $LE_{1K}$ ). Durch die Einbeziehung der elektromagnetischen Ausrückvorrichtung in den Regelvorgang kann bei einem annähernd stationären Bremswunsch des Fahrers die erforderliche Zuspannkraft zunächst über den Elektromotor aufgebracht und anschließend ohne Verbrauch von elektrischer Energie allein durch die Federkräfte innerhalb der elektromagnetisch betätigten Ausrückvorrichtung aufrechterhalten werden. Damit sind auf einfache Weise die beim Betätigen der Feststellbremse eines Kfz erforderlichen Zuspannkraft einzuleiten und energielos beizubehalten. Zum Lösen der Bremse an einem Rad wird zunächst die Ausrückvorrichtung mittels des Ansteuersignales  $f_1$  geöffnet und danach der Elektromotor  $M_{1H}$  mit negativer Spannung angesteuert. Wird dieses Lösen durch einen Fehler in der Aktorik verhindert, z. B. durch ein Festklemmen der Getriebestufe in der Aktorik, so kann dieser Fehler an der gemessenen Radzuspannkraft bzw. am Radbremsmoment eindeutig erkannt werden. Dies erfolgt z. B. durch Vergleich der Ansteuerung und der Radrehzahl, gegebenenfalls des Drehwinkels. Eine Verklemmung wird erkannt, wenn z. B. trotz Ansteuerung keine Drehwinkeländerung des Elektromotors erkannt wird und/oder bei Nicht-Ansteuerung ein Bremschlupf des zugeordneten Rades vorliegt. Die Regelung wird daraufhin abgebrochen und über das Kommunikationssystem wird eine Fehlerbotschaft  $d_1$  abgesandt. Diese Botschaft wird in der Pedaleinheit (10) ausgewertet und daraus resultierend wird eine Fehlerbehebungsmaßnahme eingeleitet. Mittels einer Rückfallbotschaft  $r_2$ , die über das Kommunikationssystem  $K_2$  geschickt wird, erhält die in Fig. 5 dargestellte Radeinheit 18 die Information, die Rückstelleinrichtung  $M_{1R}$  in der Aktorik 12b über die Leistungselektronik  $LE_{1R}$  und das Signal  $i_{1R}$  anzusteuern. Da die Rückstelleinrichtung  $M_{1R}$  mittels der Energiequelle  $E_2$  angesteuert wird, kann ein Lösen der Bremsfunktion des der Radeinheit 12 zugeordneten Rades selbst bei Ausfall der Energiequelle  $E_1$  durchgeführt werden.

In der Radeinheit 12 wird in entsprechender Weise auf eine Rückfallbotschaft  $r_1$  reagiert, die die Information zum Lösen des durch einen Fehlerfall gebremsten, der Radeinheit 18 zugeordneten Rades enthält. Dieser Botschaftstyp führt zur Ausgabe des Signales  $u_{2R}$ , mit dem die Leistungselektronik  $LE_{2R}$  aktiviert wird. Das Steuersignal  $i_{2R}$  zum Ansprechen der Rückstelleinrichtung im Aktuator 18b wird jedoch erst aktiviert, falls die Freigabesignale  $g_{2R}$  und  $e_{2R}$  bereitstehen (vgl. &-Verknüpfung in  $LE_{2R}$ ).

Die Richtigkeit des gemessenen Istwertes der Radzuspannkraft bzw. des Radbremsmomentes kann durch eine analytische Redundanz sichergestellt werden. Bei einer erfindungsgemäßen Realisierung dieser Redundanz kann eine oder mehrere der folgenden Maßnahmen durchgeführt werden:

Vergleich der Istwerte der Radzuspannkraft bzw. des Radbremsmomentes mit einer Referenzgröße  $F_{r,a}$ . Zur Bestimmung von  $F_{r,a}$  wird zunächst die Änderung der Positions- bzw. Drehwinkelmeßgröße  $s_{1H}$  ab dem Zeitpunkt des Bremsbeginnes gemessen und anschließend mittels einer konstruktiv gegebenen Funktion auf die physikalische Dimension einer Kraft bzw. eines Momentes umgerechnet. Diese Funktion berücksichtigt alle Elastizitäten der im Kraftfluß des Aktuators angeordneten Komponenten. Im Falle der Regelung des Radbremsmomentes wird zusätzlich in die Funktion noch ein temperaturabhängiges Reibmodell der Brems Scheibe (z. B. Modellierung der Anwärmung und Abkühlung der Scheibe) implementiert.

Vergleich des Istwertes der Radzuspannkraft bzw. des Radbremsmomentes mit einer Referenzgröße  $F_{r,b}$ . Zur Bestimmung von  $F_{r,b}$  wird der Strom des Elektromotors  $M_{1H}$  während einer stationären Bremsphase gemessen und anschließend mittels einer vorab bestimmten Funktion auf die physikalische Dimension einer Kraft bzw. eines Momentes umgerechnet. Diese Funktion berücksichtigt zunächst die Auslegungsdaten des Elektromotors und des Getriebes, gegebenenfalls unter Einbeziehung eines Temperatur- und Reibmodelles. Zudem wird die aktuelle effektive Eingangsspannung wie auch die Drehrichtung vor Erreichen des stationären Arbeitspunktes berücksichtigt. Im Falle der Regelung des Radbremsmomentes kann zusätzlich in die Funktion noch ein temperaturabhängiges Reibmodell der Brems Scheibe implementiert werden.

Ein weiteres Verfahren beruht auf der vergleichenden Betrachtung der Verzögerung der Räder im Teilbremsbereich. Die Berechnung der Radverzögerungen in den einzelnen Radeinheiten wird mittels einer Botschaft der Verarbeitungseinheit zum Zeitpunkt  $T_x$  gestartet. Die Berechnung der Verzögerung des der Radeinheit 12 zugeordneten Rades erfolgt gemäß der Gleichung

$$a_{R1}(T_x) = C_1[n(T_x) - n(T_x - T_a)] \quad (4).$$

Hierin ist  $T_a$  die zyklische Abtastzeit, bei der an jeder Radeinheit die Drehzahlerfassung durchgeführt wird und  $C_1$  ist eine Konstante, die durch die Radgeometrie und die Abtastzeit festgelegt ist.

Aus den Verzögerungswerten der Räder der Vorderachse  $a_{R1}(T_x)$  und  $a_{R2}(T_x)$  wird die Verzögerungsdifferenz  $\Delta a_v(T_x)$  der Vorderachsräder gebildet:

$$\Delta a_v(T_x) = a_{R1}(T_x) - a_{R2}(T_x) \quad (5).$$

Der hierfür erforderliche Wert  $a_{R2}(T_x)$  wird von der Radeinheit 18 über das Kommunikationssystem  $K_1$  zugeführt. Für die Verzögerungsdifferenz  $\Delta a_v(T_x)$  muß bei korrekter Funktion der Zuspannkraft- bzw. Bremsmomentenregelung gelten:

$$|\Delta a_v(T_x) - \Delta a_{v,ref}(T_x)| < \varepsilon_a \quad (6).$$

Hierin ist  $\Delta a_{v,ref}$  ein Referenzwert für die Verzögerungsdifferenz der Räder der Vorderachse.  $\varepsilon_a$  beschreibt einen parametrierbaren Fehlergrenzwert. Der Referenzwert  $\Delta a_{v,ref}$  wird in der Verarbeitungseinheit mittels eines mathematischen



Modelles unter Verwendung der zyklisch erfaßten fahrdynamischen Meßgrößen Lenkradwinkel  $\delta_L$ , Querbesehleunigung  $a_y$  und Gierwinkelgeschwindigkeit  $\dot{\psi}$  sowie unter Berücksichtigung eines Schätzwertes für die Fahrzeuggeschwindigkeit  $v_F$  berechnet. Ist die Bedingung (6) verletzt, so kann daraus auf einen Fehler im Zuspaukraft- bzw. Bremsmomentensensor eines der Räder geschlossen werden. Durch die Verwendung von beiden Rädern einer Achse zur Fehlererkennung, werden Störgrößeeinflüsse, die auf beide Räder wirken, eliminiert. Es wird bei diesem Verfahren davon ausgegangen, daß die Funktionalität des Regelalgorithmus und der Stellgrößenausgabe wie auch die fehlerfreie Erfassung der Drehzahlen an beiden Rädern der Vorderachse durch andere Überwachungsmethoden sichergestellt werden. Die Zuordnung eines erkannten Fehlers auf Radeinheit 12 oder Radeinheit 18 erfolgt durch Einbeziehung der beiden Radverzögerungswerte der Hinterachse  $a_{R3}(T_x)$  und  $a_{R4}(T_x)$  (z. B. durch Vergleich der einzelnen Größe mit der entsprechenden Größe eines Hinterrades).

Ein weiteres Verfahren beruht auf der vergleichenden Betrachtung der Schlupfwerte der einzelnen Räder im Teilbremsbereich. Die Berechnung des Schlupfes in den einzelnen Radeinheiten wird mittels einer Botschaft der Verarbeitungseinheit zum Zeitpunkt  $T_x$  gestartet. Innerhalb der Radeinheit 12 wird der Schlupf des zugeordneten Rades mit der Raddrehzahl  $n_1$  und dem Schätzwert der Fahrzeuggeschwindigkeit  $v_F$  gemäß der Gleichung

$$s_{R1}(T_x) = 1 - C_2 \cdot n_1(T_x) / v_F(T_x) \quad (7)$$

berechnet. Die Konstante  $C_2$  wird durch die Radgeometrie bestimmt. Mittels des Radschlupfes  $s_{R2}(T_x)$ , der von der Radeinheit 18 über das Kommunikationssystem zugeführt wird, kann die Schlupfdifferenz der Räder der Vorderachse  $\Delta s_v$  gemäß

$$\Delta s_v(T_x) = s_{R1}(T_x) - s_{R2}(T_x) \quad (8)$$

berechnet werden. Für die Schlupfdifferenz  $\Delta s_v(T_x)$  muß bei korrekter Funktion der Zuspaukraft- bzw. Bremsmomentenregelung gelten:

$$|\Delta s_v(T_x) - \Delta s_{v,ref}(T_x)| < \epsilon_s \quad (9).$$

Hierin ist  $\Delta s_{v,ref}$  ein Referenzwert für die Schlupfdifferenz der Räder der Vorderachse.  $\epsilon_s$  beschreibt einen parametrierbaren Fehlergrenzwert. Der Referenzwert  $\Delta s_{v,ref}$  wird in der Verarbeitungseinheit mittels eines mathematischen Modelles der Fahrdynamik unter Verwendung der zyklisch erfaßten Meßgrößen Lenkradwinkel  $\delta_L$ , Querbesehleunigung  $a_y$  und Gierwinkelgeschwindigkeit  $\dot{\psi}$  sowie unter Berücksichtigung der radindividuellen Führungsgrößen für die Zuspaukräfte bzw. Radbremsmomente berechnet:

$$\Delta s_{v,ref}(T_x) = f_1 \{ \delta_L, a_y, \dot{\psi}, F_1, F_2, F_3, F_4 \} \quad (10).$$

In einer weiteren Ausführungsvariante kann eine verbesserte Referenzgröße  $\Delta s_{v,ref}$  unter Einbeziehung von Meßwerten bzw. Schätzwerten für die Radlasten  $F_{N1}$ ,  $F_{N2}$ ,  $F_{N3}$  und  $F_{N4}$  ermittelt werden. Über ein erweitertes dynamisches Modell wird dazu in der Verarbeitungseinheit  $\Delta s_{v,ref}$  gebildet. Dadurch werden Einflüsse, die durch eine Radlastverlagerung verursacht werden, bei der Berechnung berücksichtigt. Ist die Bedingung (9) verletzt, so kann daraus auf einen Fehler im Zuspaukraft- bzw. Bremsmomentensensor eines der Räder geschlossen werden. Es wird dabei davon ausgegangen, daß die Funktionalität der Regelfunktionen wie auch die fehlerfreie Erfassung der Drehzahlen an beiden Rädern der Vorderachse durch andere Überwachungsmethoden sichergestellt werden. Die Zuordnung eines erkannten Fehlers auf Radeinheit 1 oder Radeinheit 2 erfolgt durch Einbeziehung der beiden Schlupfwerte für die Räder der Hinterachse  $s_{R3}(T_x)$  und  $s_{R4}(T_x)$  (z. B. durch Vergleich der einzelnen Größe mit der entsprechenden Größe eines Hinterrades).

Das Überwachungskonzept der Radmoduls ist mit den vier logischen Ebenen  $L_1$ ,  $L_2$ ,  $L_3$  und  $L_4$  und zwei Hardwareebenen strukturiert. In den Hardwareebenen wirken das Mikrorechnersystem  $R_{1A}$  und die Überwachungskomponente  $R_{1B}$ .

Die Überwachungskomponente  $R_{1B}$  kommuniziert mit dem Mikrorechnersystem  $R_{1A}$  mittels eines internen Bussystems. Sie dient zur Überprüfung der Rechenfähigkeit dieses Mikrorechnersystems und zur Überwachung der Programmabläufe innerhalb des Rechners. Durch die gewählte Art der Datenkommunikation zwischen dem Mikrorechnersystem  $R_{1A}$  und der Überwachungskomponente  $R_{1B}$  wird eine gegenseitige Überwachung dieser Komponenten ermöglicht. Dazu sind den logischen Ebenen folgende Aufgaben zugeordnet:

Eine Ebene 1 ist im Mikrorechnersystem  $R_{1A}$  realisiert. Sie übernimmt folgende Aufgaben: Berechnung der Regelfunktion für die Ansteuerung des Elektromotors  $M_{1H}$ ; Ansteuerung der elektromagnetisch betätigten Ausrückvorrichtung  $K_{U1}$ ; Ansteuerung des Rückstellmoduls  $M_{2R}$ ; Berechnungen zur Überprüfung der Richtigkeit des gemessenen Istwertes der Radzuspaukraft bzw. des Radbremsmomentes  $F_{1i}$  durch die dargestellte analytische Redundanz.

Eine Ebene 2 ist ebenfalls im Mikrorechner  $R_{1A}$  eingebunden. Diese Ebene übernimmt die Prüfung der Korrektheit der in Ebene 1 durchgeführten Berechnungen mittels Algorithmen, die diversitär zu denen in Ebene 1 sind. Zur Durchführung der Berechnungen werden zudem die redundant in den Speicherzellen  $S_i$  abgelegten Eingangsdaten verwendet, wodurch Fehler durch verfälschte Speicherinhalte erkannt werden. Die Überprüfung der Reglerfunktion erfolgt mittels eines parallel geschalteten mathematischen Modelles des Reglers, das mit den redundant abgelegten Daten für die alternativen Führungsgrößen  $F_1$  bzw.  $F_v$  und dem Istwert der Radzuspaukraft bzw. des Radbremsmomentes  $F_{1i}$  berechnet wird. Bei signifikanten Abweichungen zwischen der Modellausgangsgröße und der in Ebene 1 durchgeführten Berechnungen wird ein Fehlerzustand erkannt. Zudem wird in Ebene 2 auch die korrekte Funktion der Regelstrecke überprüft. Hierzu dient ein mathematisches Modell der Regelstrecke, das den dynamischen Zusammenhang zwischen der Stellgröße und der Regelgröße  $F_{1i}$  auch unter Einbeziehung von Störgrößen beschreibt. Diesem Modell wird die im Regelalgorithmus in Ebene 1 berechnete Stellgröße zugeführt. Bei signifikanten Abweichungen zwischen der Modellausgangs-

größe und dem gemessenen Istwert der Radzuspannkraft bzw. des Radbremsmomentes  $F_{li}$  wird ein Fehlerzustand erkannt. Die Ansteuersignale  $f_1$  für die elektromagnetisch gelüftete Ausrückvorrichtung bzw.  $u_{2R}$  für das Rückstellmodul werden ebenfalls in Ebene 2 auf Korrektheit überprüft und gegebenenfalls werden Fehlerzustände erkannt. Die verwendeten Modelle werden aus den physikalischen Zusammenhängen abgeleitet.

Bei einem in Ebene 3 wie auch in Ebene 2 erkannten Fehler werden die zugehörigen Freigabesignale  $g_{1H}$  bzw.  $g_{2R}$  zurückgesetzt und eine Fehlerbotschaft  $d_1$  wird über das Kommunikationssystem  $K_1$  abgesetzt.

Die Ebene 3 ist im Mikrorechner  $R_{1A}$  realisiert. Um die sichere Funktion der Radeinheit im Falle eines Rechner- oder Programmfehlers zu gewährleisten, müssen im Fehlerfall die Programme in Ebene 1 und 2 trotzdem noch ordnungsgemäß ablaufen, oder der nicht ordnungsgemäße Ablauf muß sicher erkannt werden. Die Kontrolle erfolgt in der dargestellten Ausführungsvariante durch eine Frage-Antwort-Kommunikation der Ebenen 3 und 4. Das Mikrorechnersystem  $R_{1A}$  holt aus dem Überwachungsrechner eine Frage ab und beantwortet diese jeweils unter Berücksichtigung aller sicherheitsrelevanter Programmteile innerhalb eines vorgegebenen Zeitintervalles. Eine Frage kann nur dann richtig beantwortet werden, wenn ein fehlerfreier Ablauf der Programme für den Rechnerfunktionstest und den Befehltest gegeben ist. Die aus den Teilprogrammen gebildeten Teilantworten werden zu einer Gesamtantwort zusammengefaßt und der Ebene 4 in der Überwachungskomponente zugeführt.

Diese Ebene ist in der Überwachungskomponente realisiert. Hierin wird die vom Mikrorechner  $R_{1A}$  bereitgestellte Gesamtantwort hinsichtlich des Zeitintervalles des Eintreffens und auf bitgenaue Übereinstimmung mit der zur Frage passenden richtigen Antwort überprüft. Bei einem nicht ordnungsgemäßen Ablauf der Frage-Antwort Kommunikation mit Ebene 3 werden in der Überwachungskomponente  $R_{1B}$  die Freigabesignale  $e_{1H}$  bzw.  $e_{2R}$  abgeschaltet.

In einer weiteren Ausführungsvariante (Variante 2) sind die Funktionen von zwei Radeinheiten einer Diagonale bzw. einer Achse entsprechend den vorherigen Ausführungen in einer Radpaareinheit integriert. Die Struktur dieser Ausführungsvariante des elektromechanischen Bremssystems ist in Fig. 6 dargestellt.

Bei den Varianten 1 und 2 des elektromechanischen Bremssystems sind bei Ausfall einer Energieversorgung oder eines der Kommunikationssysteme  $K_1$  bzw.  $K_2$  stets zwei Räder nicht mehr bremsbereit. Dieser Nachteil wird bei der Ausführungsvariante 3 vermieden. Die Struktur dieser Variante ist in Fig. 7 und deren Radeinheit in Fig. 8 dargestellt. Diese Variante unterscheidet sich von der vorgestellten Variante 1 insbesondere dadurch, daß die Radmodule der Vorderräder jeweils durch die redundanten Kommunikationssysteme  $K_1$  und  $K_2$  mit den anderen Systemmodulen verbunden werden und daß die Radmodule der Vorderräder mit beiden Energiequellen gespeist werden.

Die geschilderten Funktionen werden durch entsprechende Programme, die in den entsprechenden Rechner ablaufen, realisiert.

#### Liste der Bezeichnungen

$a_{R1}, a_{R2}, a_{R3}, a_{R4}$ : Verzögerungen der Räder	
$a_{V,ref}, a_{H,ref}$ : Referenzwert für die Verzögerungsdifferenz der Räder der Vorder- bzw. Hinterachse	35
$a_y$ : Querbesehleunigung	
$b_1, b_2, b_3$ : Meßsignale des Fahrerwunsches (z. B. Bremspedalwinkel)	
$b_4, b_5$ : Meßsignale des Feststellbremswunsches	
$b_{B,rep,1}, b_{B,rep,2}$ : Referenzwerte für Betriebsbremswunsch	
$b_{F,rep,1}, b_{F,rep,2}$ : Referenzwerte für Feststellbremswunsch	40
C: Internes Kommunikationssystem	
$c_1, c_2$ : Diagnosesignale des Ladezustandes der Energieversorgungseinrichtungen	
d: Ansteuersignal einer Diagnoseeinheit	
$d_{p1}, d_{p2}$ : Statusbotschaften über den Zustand des elektromechanischen Bremssystems	
$d_s$ : Serviceschnittstelle im Pedalmodul	45
$d_v$ : Fehlersignale der Verarbeitungseinheit	
$d_1, d_2, d_3, d_4$ : Fehlerbotschaften der Radeinheiten	
$E_1, E_2$ : Energieversorgung	
$e_{1H}, e_{2H}, e_{3H}, e_{4H}$ : Logisches Ansteuersignal für die Leistungselektronik einer Radeinheit	
$e_{1R}, e_{2R}, e_{3R}, e_{4R}$ : Logisches Ansteuersignal für die Leistungselektronik der Rückstelleinrichtung einer Radeinheit	50
$F_{B,res,1}, F_{B,res,2}$ : Führungsgröße für die Gesamtkraft der Betriebsbremse	
$F_{res}$ : Führungsgröße für Bremskraftwunsch	
$F_H$ : Führungsgröße für die Zuspannkraft (bzw. das Radbremsmoment) für die Räder der Hinterachse	
$F_F$ : Führungsgröße für Feststellbremskraft	
$F_{F,res,1}, F_{F,res,2}$ : Führungsgröße für die Gesamtkraft der Feststellbremse	55
$F_H$ : Führungsgröße für die Zuspannkraft (bzw. das Radbremsmoment) für die Räder der Hinterachse	
$F_1, F_2, F_3, F_4$ : Radindividuelle Führungsgröße für Radbremskraft oder Radbremsmoment	
$F_{1F}, F_{2F}, F_{3F}, F_{4F}$ : Ausgewählte radindividuelle Führungsgröße für die Radzuspannkraft oder das Radbremsmoment	
$F_{1i}, F_{2i}, F_{3i}, F_{4i}$ : Istwert für Radbremskraft bzw. Radbremsmoment	
$f_1, f_2, f_3, f_4$ : Ansteuersignal für die elektromagnetische Kupplung in einer Radeinheit	60
$g_{1H}, g_{2H}, g_{3H}, g_{4H}$ : Logisches Ansteuersignal für die Leistungselektronik in einer Radeinheit	
$g_{1R}, g_{2R}, g_{3R}, g_{4R}$ : Logisches Ansteuersignal für die Leistungselektronik der Rückstelleinrichtung in einer Radeinheit	
$i_{1K}, i_{2K}, i_{3K}, i_{4K}$ : Strom für die Ansteuerung einer elektromagnetischen Ausrückvorrichtung in einer Radeinheit	
$i_{1H}, i_{2H}, i_{3H}, i_{4H}$ : Strom für die Ansteuerung des Elektromotors in einer Radeinheit	
$i_{1R}, i_{2R}, i_{3R}, i_{4R}$ : Strom für die Ansteuerung der Rückstelleinrichtung in einer Radeinheit	65
$K_1, K_2, K_3$ : Kommunikationseinrichtungen	
$LE_{1H}, LE_{2H}, LE_{3H}, LE_{4H}$ : Leistungselektronik für die Ansteuerung des Elektromotors	
$LE_{1K}, LE_{2K}, LE_{3K}, LE_{4K}$ : Leistungselektronik für die Ansteuerung der elektromagnetisch betätigten Ausrückvorrichtung	

- LE<sub>1R</sub>, LE<sub>2R</sub>, LE<sub>3R</sub>, LE<sub>4R</sub>: Leistungselektronik für die Ansteuerung der Rückstelleinrichtung  
 L<sub>1</sub>, L<sub>2</sub>: Sensorik zur Bestimmung des Ladezustandes einer Energieversorgung  
 n<sub>1</sub>, n<sub>2</sub>, n<sub>3</sub>, n<sub>4</sub>: Meßwerte für Raddrehzahlen  
 P<sub>1</sub>, P<sub>2</sub>: Mikrorechner im Pedalmodul  
 5 P<sub>3</sub>: Überwachungskomponente im Pedalmodul  
 r<sub>1</sub>, r<sub>2</sub>, r<sub>3</sub>, r<sub>4</sub>: Steuersignale zur Einleitung eines veränderten Verarbeitungsablaufes in den Radeinheiten  
 s<sub>H1</sub>, s<sub>H2</sub>, s<sub>H3</sub>, s<sub>H4</sub>: Zuspannweg der Bremsscheibe oder Bremsstrommel bzw. Drehwinkel des Elektromotors oder der Ge-  
 triebestufe  
 s<sub>R1</sub>, s<sub>R2</sub>, s<sub>R3</sub>, s<sub>R4</sub>: Schlupf der Räder  
 10 S<sub>1</sub> bis S<sub>n</sub>: Speicherzellen in den Radmodulen  
 U<sub>1</sub>, U<sub>2</sub>: Eingangsschnittstellen der Pedaleinheit  
 u<sub>BL</sub>: Ansteuersignal für das Bremslicht  
 u<sub>1H</sub>, u<sub>2H</sub>, u<sub>3H</sub>, u<sub>4H</sub>: Ansteuersignal für die Leistungselektronik des Elektromotors in der Radeinheit  
 u<sub>1R</sub>, u<sub>2R</sub>, u<sub>3R</sub>, u<sub>4R</sub>: Ansteuersignal für die Leistungselektronik der Rückstelleinrichtung in der Radeinheit  
 15 v<sub>F</sub>: Schätzwert der Fahrzeuggeschwindigkeit  
 x<sub>d1</sub>, x<sub>d2</sub>, x<sub>d3</sub>, x<sub>d4</sub>: Regeldifferenz in einer Radeinheit  
 z<sub>1</sub>, z<sub>2</sub>: Signal für die Initialisierung und das Abschalten der Komponenten des Bremssystems  
 δ<sub>L</sub>: Lenkwinkel  
 ψ: Gierwinkelgeschwindigkeit  
 20 Δs<sub>V,ref</sub>, Δs<sub>H,ref</sub>: Referenzwert für die Schlupfdifferenz der Räder der Vorder- bzw. Hinterachse

Patentansprüche

1. Elektromechanisches Bremssystem für ein Kraftfahrzeug, mit wenigstens einer Steuereinheit (12a, 14a, 16a,  
 25 18a), die wenigstens einer Radbremse zugeordnet ist und die auf der Basis eines Vorgabewertes einen Aktuator zum  
 Betätigen der Radbremse (12b, 14b, 16b, 18b) steuert, **dadurch gekennzeichnet**, daß der Aktuator einen Elektro-  
 motor (M1H) und eine Verriegelungseinrichtung, insbesondere eine Ausrückvorrichtung (Ku1) umfaßt, wobei zur  
 Betätigung der Radbremse über den Elektromotor zunächst die Verriegelungseinrichtung gelöst wird und nach Be-  
 30 endigung der Betätigung die Verriegelungseinrichtung wieder geschlossen wird.  
 2. Elektromechanisches Bremssystem für ein Kraftfahrzeug, mit wenigstens zwei Steuereinheiten (12a, 14a, 16a,  
 18a), die wenigstens zwei Radbremsen zugeordnet sind und die von verschiedenen Energieversorgungssystemen  
 mit Energie versorgt werden und die auf der Basis von Vorgabewerten Aktuatoren zum Betätigen der Radbremsen  
 (12b, 14b, 16b, 18b) steuern, **dadurch gekennzeichnet**, daß der Aktuator eine zusätzliche Rückstellmöglichkeit  
 35 (M1R) aufweist, die im Fehlerfall an einer Radbremse durch die Steuereinheit einer anderen Radbremse betätigt  
 wird.  
 3. Bremssystem nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, daß jede Steuereinheit eine  
 Regelung der Bremskraft oder des Bremsmoments durchführt, wobei ein Regeleingriff stattfindet, wenn die Abwei-  
 chung zwischen Vorgabewert und Istwert einen bestimmten Grenzwert überschreitet oder wenn die Änderung der  
 Abweichung einen Grenzwert überschreitet, wobei zunächst die Verriegelungseinrichtung gelöst wird und dann der  
 40 Elektromotor nach Maßgabe der Abweichung angesteuert wird.  
 4. Bremssystem nach Anspruch 3, **dadurch gekennzeichnet**, daß wenn beide Bedingungen nicht erfüllt sind, die  
 Ansteuerung der Verriegelungseinrichtung beendet und der Elektromotor stromlos geschaltet wird.  
 5. Bremssystem nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, daß die Steuereinheit ein auf  
 Fehler überprüftes Mikrorechnersystem enthält und eine Ansteuerung des Elektromotors und der Verriegelungsein-  
 45 richtung nur bei einem fehlerfreien Betrieb möglich ist.  
 6. Bremssystem nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, daß bei einem Fehler, der  
 ein Lösen der Bremse verhindert, die Regelung abgebrochen wird und ein Lösen über die zusätzliche Rückstellein-  
 richtung erfolgt.  
 7. Bremssystem nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, daß ein Fehler, der ein Lö-  
 50 sen der Bremse verhindert, auf der Basis des gemessenen Bremsmoments oder der gemessenen Bremskraft ermittelt  
 wird.  
 8. Bremssystem nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, daß die Fehlerinformation  
 in einer weiteren Einheit ausgewertet wird, die sowohl mit der Steuereinheit des fehlerbehafteten Aktuators als auch  
 mit der Steuereinheit für die Rückstelleinrichtung in Verbindung steht und die der letzteren den Befehl zum Ansteu-  
 55 ern vermittelt.  
 9. Bremssystem nach Anspruch 8, **dadurch gekennzeichnet**, daß Elektromotor und Rückstelleinrichtung von unter-  
 schiedlichen Energieversorgungssystemen mit Energie versorgt werden.

Hierzu 8 Seite(n) Zeichnungen

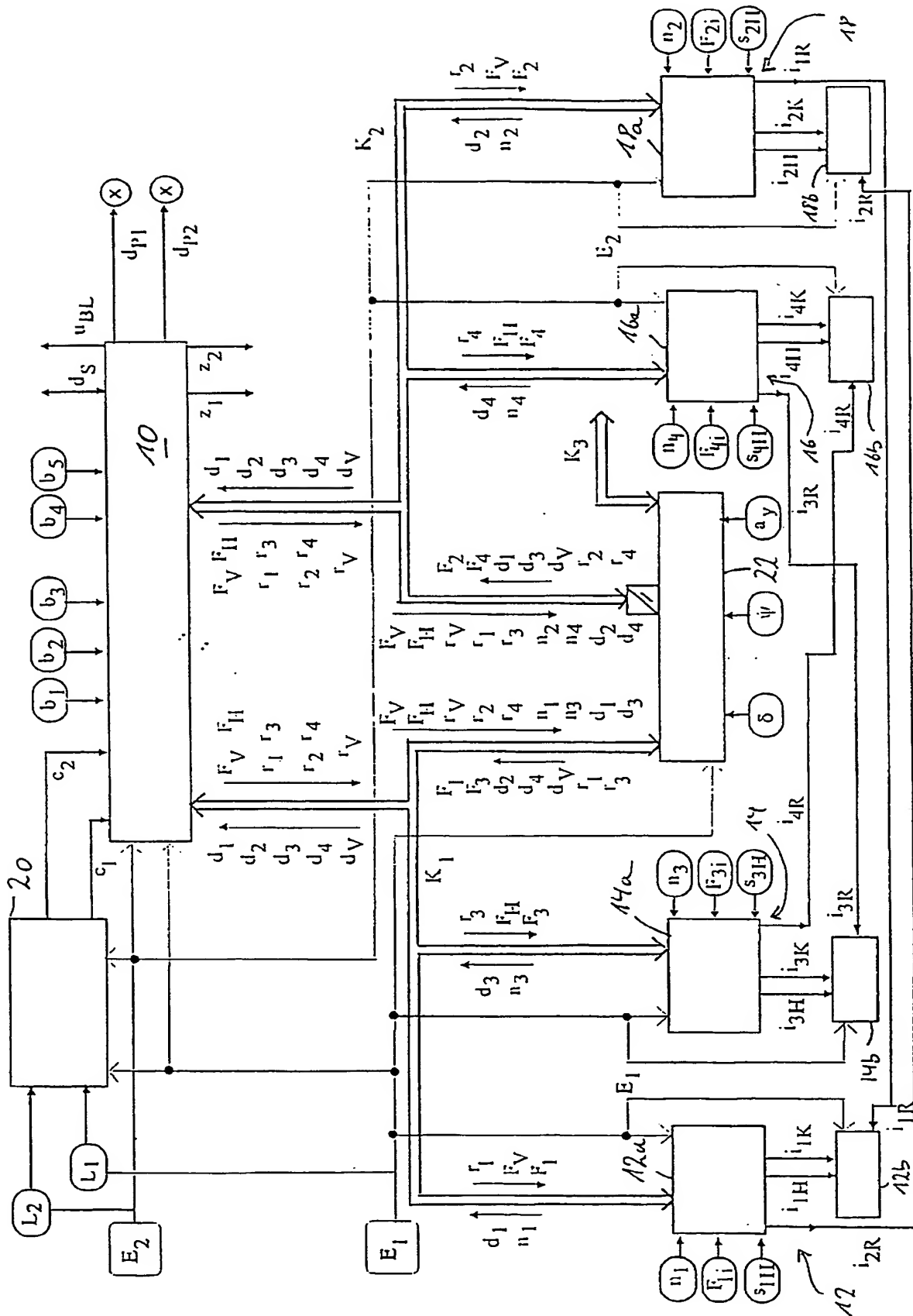


Fig. 1

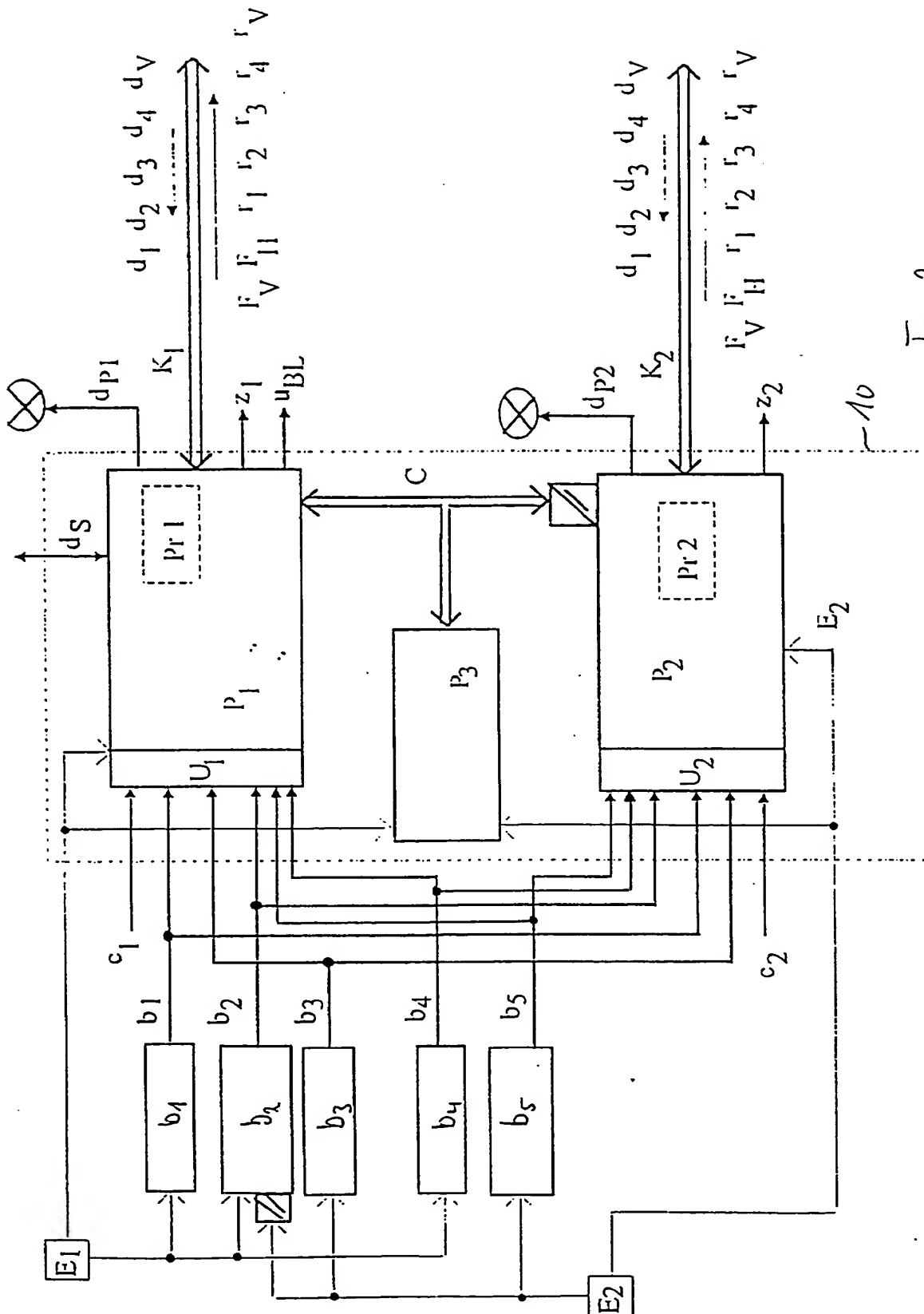


Fig. 2

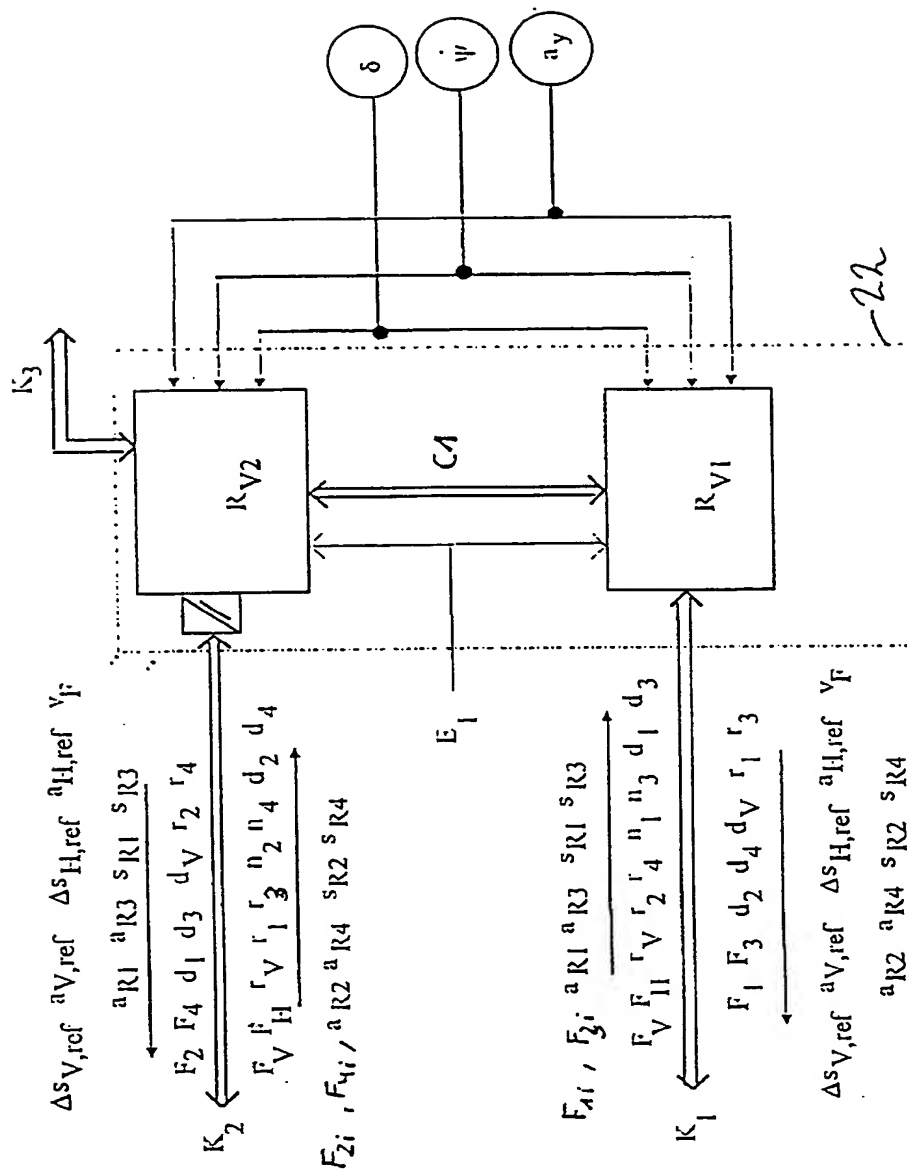
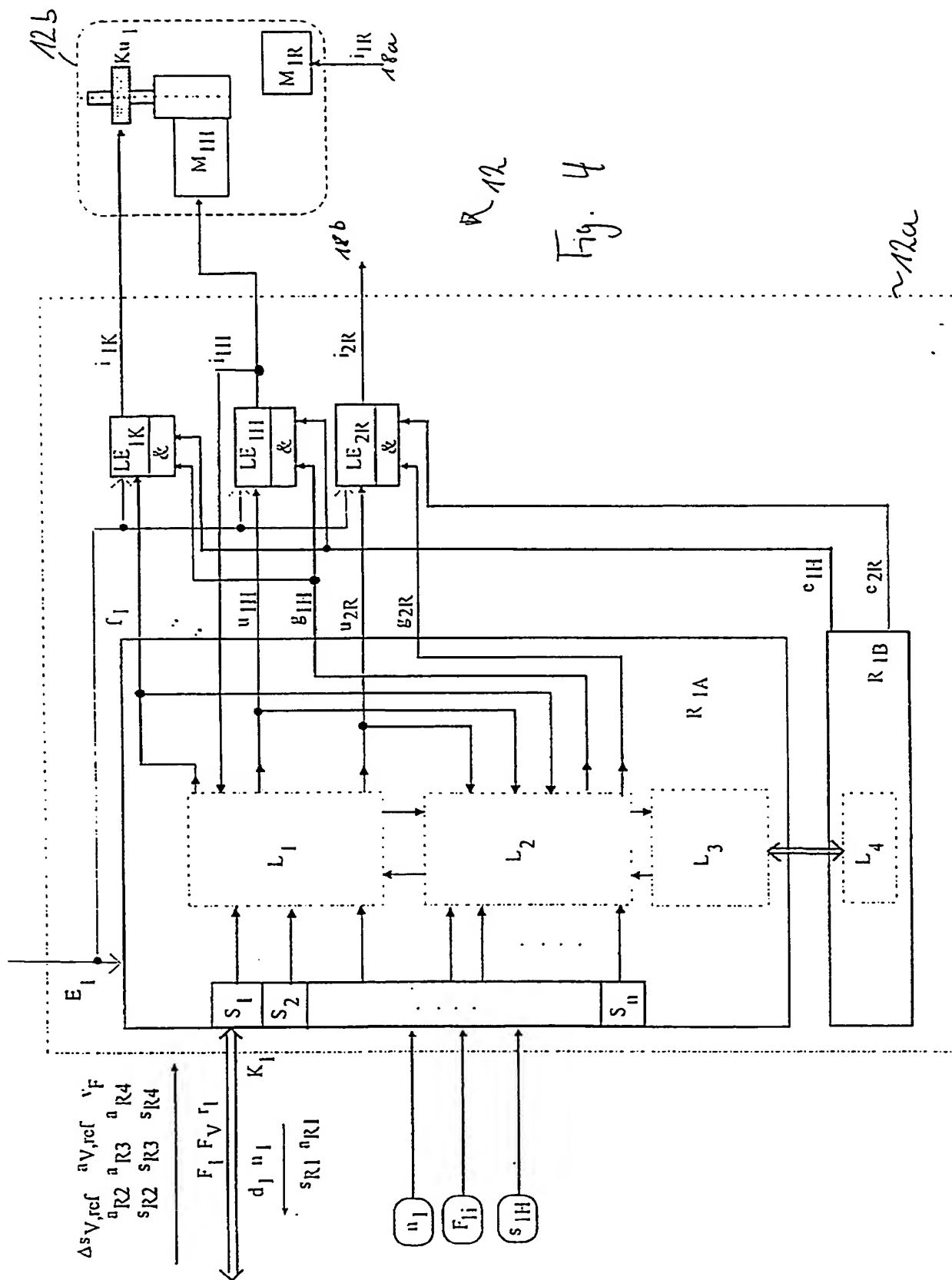
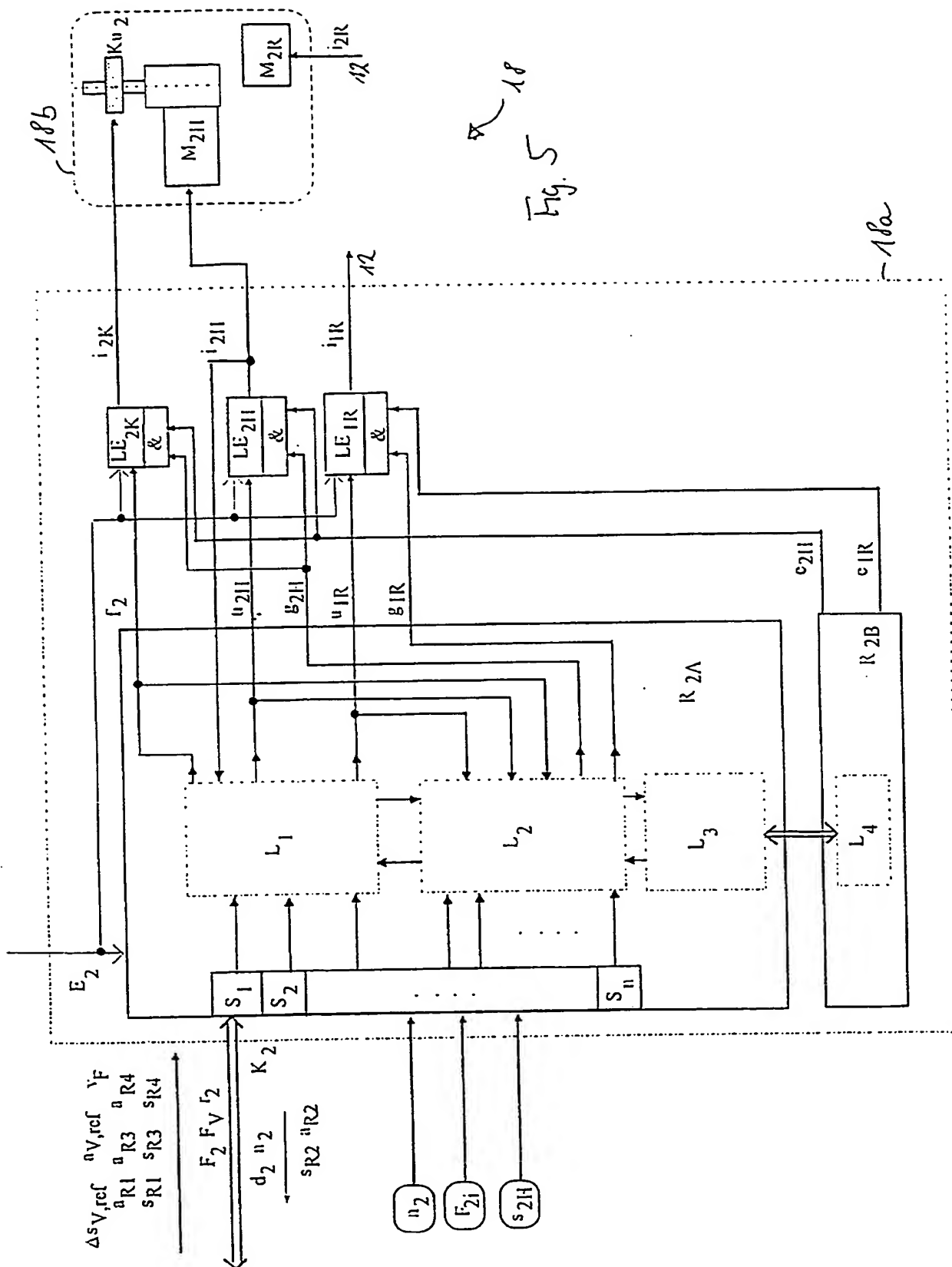


Fig. 3







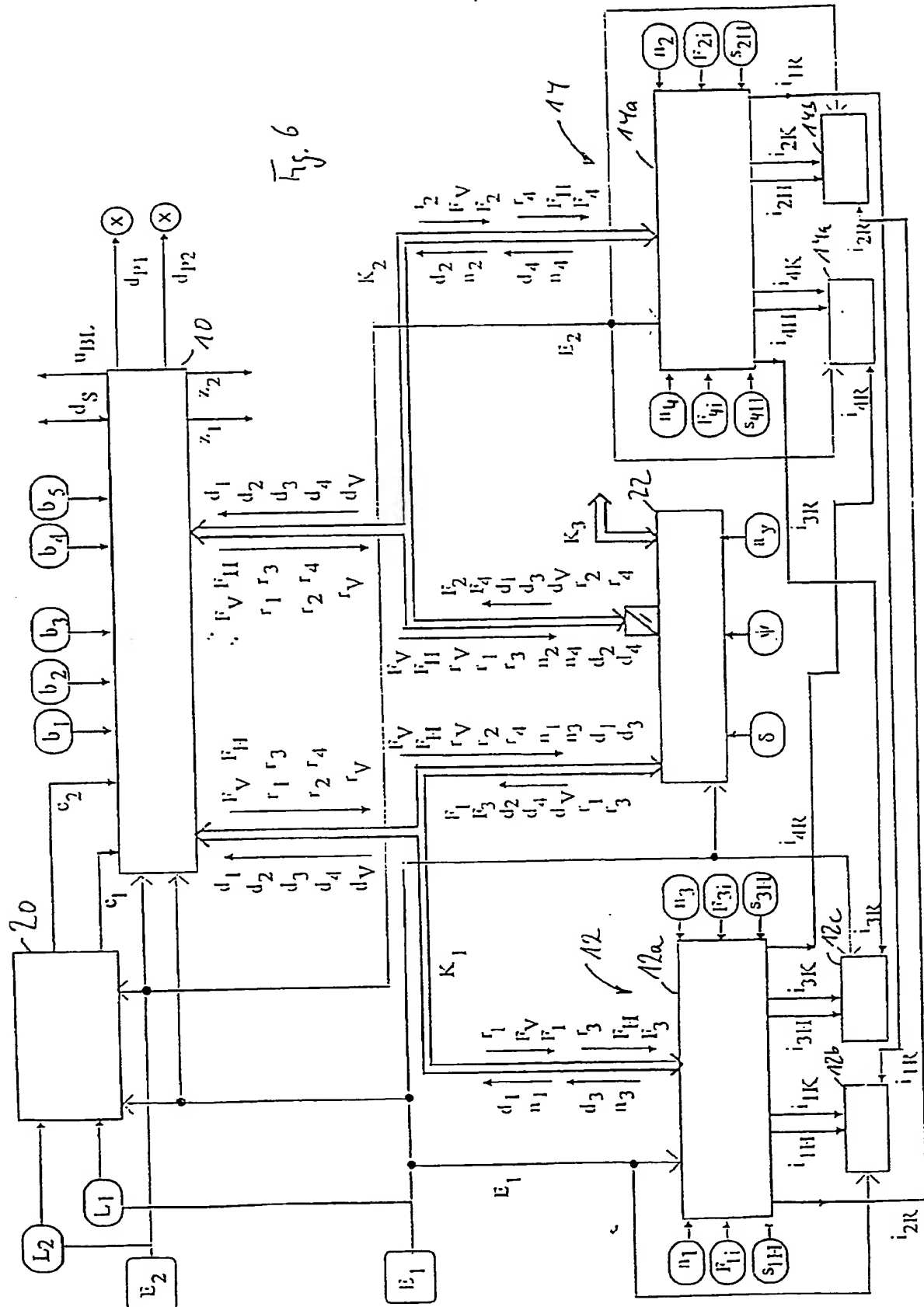


Fig. 7

